

1.000(3)

3 7 随

7 11 4 11

特許疗技官。殿

を明め名称 直接式立形モータ

101

多 城 県 自 它 市東多 貨 町 1 丁 目 1 番 1 号 傑式会社 自立製作所 多賀工場內

表面装置

持許出額人

東京都手代田区丸の内一丁目5番1号

東京都下代田区九の内一丁目5番1号

株式会化 目 直 腿 作 所 270-2111 (大代表)

た

48-074803

方太郎

発明の名称 片持式立形モータ

特許請求の範囲

モータの外箱マをし、カツブ状化形成されている プラケットレ、とのプラケットの内局限分で装着 され一定寸法の内係を有する固定子と、上記プラ ケットの底部を軸受を介してそれ下端が支援され ている回転棚と、上常固定子とエアギヤツブを介 して如何する様の上記回転軸の要覆されている回 転子鉄心よりをみずのにおいて、上記回転機の最 大顔斜時における上記回転子鉄心と標准子との接 近側のエアギャンブが軸方向に任任一様でなる様 に上記回転子決心をその下端部が後大であるテー べ伏に形破したととを特徴とする片持式立形モー

発明の詳細で説明

な発明は自転軸の片端のみが支承されている像を 洗売のモータグ関するものである。

一般にこの種のモータの回転子鉄心は円柱状に形 **返されている。またとの横のモータは例えは冷蔵** 19 日本国特許庁

公開特許公報

50 22206 ①特開昭

43公開日 昭50.(1975) 3.10。

②特願昭 48-74802

昭48.(1973) 2.4 **②出頭 日**

未請求 審查請求

(全3 頁)

庁内整理番号

620日本分類

7319 51 6658 51

55 A02 55 A42

慮の圧縮機用モータや空調機器のフアン駅動用モ - タとして広く使用されている。そしてこの様な 用途のものは袖中で運転されたり低巖音であると とが必要とされるので…般にはすべり軸受によつ て回転軸が支承されている。従つて軸受の摩擦抵 抗を減少させて円滑な運転をさせるためには潤滑 等を考慮すると共の回転軸と軸受間の適当を間隙 **を設けるととが必要である。しかし回転軸の端部** で径方向の負荷が加わると上記閣隊でよつて回転 軸が傾斜し、それによつて回転子鉄心が固定子に 接触せるおそれがあつた。との間題を解決するた めて従来一般にはたりえ回転軸が傾斜しても回転 子鉄心が固定子に接触したい様に回転子鉄心と固 定子間の間族(エアギヤツァ)が充分に大きく設 定されていた。そのためこのエアギャツブに起因 する出力低下の問題をまねくと共に所定の出力を 得るためには多くの電力を消費してモータの効率 を低下させていた。

本発明は上述の様を使来装置の欠点にかんがみて たされたものでエアギヤツブを短縮してモータの

効率向上を図ることを目的とするものである。 以下本発明装置の一実施例を第1図に基づい (税 明せる。

図はかいて1はモータ外箱を形成しているプラケ ツトで、このプラケツト1はカツブ状で形成され ており、その底部中央化は軸受ポス2が突出して いる、3に固定子で、この固定子3は内径が一定 寸法である円攬状をたしており、上記プラケント 1 の開放端に装着されている。4 は回転軸で、こ の回転軸 4 は段付形状をましており、その径小部 5 が軸受メタル6を介して上記プラケツト1の軸 受ポス2化装着されている。そしてこの回転軸4 は下方への移動を阻止する様にその段部でが上記 軸受メタル6の上端面(固定子側端面)に係合さ れている。8は回転子鉄心で、との回転子鉄心8 は後述する様をテーパ状に形成されており、その 径大側が上記軸受6側に位置し且つ上記固定子3 とエアギャップロを介して対向する様に上記回転 軸4に飫着されている。9なカバーで、とのカバ - 9は上記聞定子3の反プラケツト側を獲り様に

(3)

しかるに本発明装置は回転子鉄心 8 が上述の様な 1 テーパ状に形成されているので回転子鉄心 8 と固定子 3 との接近側のエアギャップを短縮することができると共にその離反側のエアギャップも短縮することができる。また本実規例の他に上述の様 5 考え方を基にして固定子の内径をテーパ状に形成する様を方法も考えられるが、製作上困難なため不利である。

以上の様々本発明によれば無転子鉄心と固定子間のエアギャップを短縮する(とができるので、 ユータの効率を向上させる ができ、非常に有効である。

が前の簡単な説明

第1回は本発明装置の一実施をの構造図、第2回 は回転軸の傾斜状態を示す図である。

符号の説明

{:·i

- 1 プラケット
- 2 軸受ポス
- 3 固定子
- 回転軸

特別 5550 で2208 (2)

上述の様な構成よりたるものにおいて、例えば 第2図の様に運転中に回転軸4の端部に径方向の 負荷Wが加わると回転軸4は軸受メタレ6とのギ マップによつて傾斜する。この時回転子鉄心8の 上端部と固定子3間の接近側では最小限のエアギ ヤップgが確保できる様に各部の寸法が設定され ている。また回転子鉄心8の下端部のおけるエア ギヤップも上記したエアギヤツブgどほぼ同じ大 きさに確保できる様にたつている。即ち回転子鉄 心8が回転軸4の最大傾斜時代おける固定子3と の接近側のエアギヤツブをほぼ一様に確保できる 様な下端部が径大のテーバ状化形成されているの である。しかしたがら従来の回転子鉄心8′ 红第 2 図の破線部分で示す様に円柱状に形成されてい たので回転子鉄心8′の下端部におけるエアギャ ツァg ′ は上端部におけるエアギャツァg に比し て非常に大きかつたっ従来装置においては回転以 心 8′ の下端部化おけるエアギャツブ化よつて。 - タの効率を低下させていたのである。

(4)

5 径小部

装着されている。

6 動受メタル

7 段部

8 回転子鉄心

8: 従来装置の回転子鉄心

9 カバー

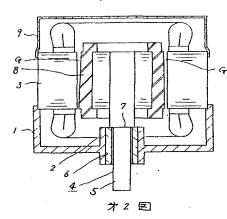
G エアギヤツブ

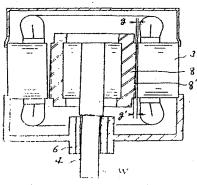
g 競小限のエアギャツブ

w 負荷

代理人 弁理士 高橋明夫

才1回





特別 昭50-22206 (3)

添附書類の	り日録	:	
(1) 81	AN	Я	1 诱
(2) 80		ãú	1 46
(3) 袋	(6:	V.	1.00
(4) \$N #	r: 1861 184	4	1 46

一 前記以外の発明者、特許出版人または代理人



4 1710 %